

Mod. C.E. - 1-4-7

Ministero delle Attività Produttive

Direzione Generale per lo Sviluppo Produttivo e la Competitività Úfficio Italiano Brevetti e Marchi

Ufficio G2

REC'D 0 1 JUL 2004

WIPO

Autenticazione di copia di documenti relativi alla domanda di brevetto per:

Invenzione Industriale

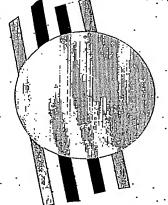
BO 2003 A 000199

EP/04/50434

Si dichiara che l'unita copia è conforme ai documenti originali depositati con la domanda di brevetto sopraspecificata, i cui dati risultano dall'accluso processo verbale di deposito.



3 1 MAG. 2004



Roma, lì

IL FUNZIONARIO

Clampietro Carlotto
Colo Wo

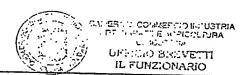
FER50044

AL MINISTERO DELL'INDUSTRIA DEL COMMERCIO E DELL'ARTIGIANATO UFFICIO ITALIANO BREVETTI E MARCHI - ROMA MODULO A DOMANDA DI BREVETTO PER INVENZIONE INDUSTRIALE, DEPOSITO RISERVE, ANTICIPATA ACCESSIBILITÀ AL PUBBLICO A. RICHIEDENTE (I) 1) Denominazione **IFERRARI S.P.A.** IS.PI MODENA Residenza 0,0,1,5,9,5,6,0,3,6,6 codica 2) Denominaziona Residenza B. RAPPRESENTANTE DEL RICHIEDENTE PRESSO L'U.J.B.M. cognome e nome [MANCONI Stefano e altri denominazione studio di appartenenza Studio Torta S.r.I. _{via} IViotti 1 n, [0,00,9] città [TORINO cap [1,0,1,2,1] (prov) ITIO C. DOMICILIO ELETTIVO destinatario via n. Lul cattà L cap Lili D. TITOLO classe proposta (saz/cl/scl) gruppo/sottogruppo AUTOVEICOLO A TRAZIONE POSTERIORE PROVVISTO DI DIFFERENZIALE AUTOBLOCCANTE A CONTROLLO ELETTRONICO ANTICIPATA ACCESSIBILITÀ AL PUBBLICO: SI 📙 SEISTANZA: DATA e. Inventori designati Nº PROTOCOLLO L cognome nome 1) IBALDET Franck содпоте поте J 31 2) L F. PRIORITÀ SCIOGLIMENTO RISERVE naziona o organizzaziona allegato tipo di priorità numero di domanda data di deposito Nº Protocollo 1) L لىاالىاالىيال G. CENTRO ABILITATO DI RACCOLTA COLTURE DI MICRORGANISMI, denominazione H. ANNOTAZIONI SPECIALI DOCUMENTAZIONE ALLEGATA N. es. Doc. 1) [1] PROV n. pag. 12,81 riassunto con disegno principale, descrizione e rivendicazioni (obbligatorio 1 esemplare) Doc. 2) 1 PROV n. tav. (0:4) disegno (obbligatorio se citato in descrizione, 1 esemplare ... RIS fattera d'incarico, procura o riferimento procura generale .. Doc. 4) RIS designazione inventore ... RIS Doc. 5) documenti di priorità con traduzione in italiano. confronta singole priorità Doc. 5) Li RIS autorizzazione o atto di cessione . سارلسا السارليس Doc. 7) . L.i nominativo completo del richledente 8) attestati di versamento, totale euro duecentonovantuno/80 COMPILATO IL 10,41 10,41 12,0,03; obbilgatorio FIRMA DEL (I) RICHIEDENTE (I) CONTINUA SI/NO [D.O] DEL PRESENTE ATTO SI RICHIEDE COPIA AUTENTICA SIMO S.I. CAMERA DI COMMERCIO IND. ART. AGR. DI BOLOGNA codice [3,7] BO2003A 0 0 0 1 VERBALE DI DEPOSITO NUMERO DI DOMANDA i Reg.A L'anno I duemilatre ligiomo Lquattro aprile ii (i) richiedente (i) sopreindicato (i) ha (hanno) presentato a me panda, corredate di n. [0.0] fogli eggiuntivi per la concessione del brevetto soprariportato. I. ANNOTAZIONI VARIE DELL'UFFICIO ROGANTE nessuna L'UFFICIALE ROGANTE

MANCONI STEFANO Iscrizione Albo N. 1000

			FER5004		
RIASSUNTO INVE	NZIONE CON DISEGNO PRINCIPA 19			PROSPETTO	O A
NUMERO DOMANDA	BO2003A 0 0 0 19	REG. A	DATA DI DEPOSITO	0,4,0,4,20,0,3	
NUMERO BREVETTO			DATA DI RILASCIO		
A. RICHIEDENTE (I)			DATA DI KILASCIO	لىاالىاالىيا .	
Denominazione	FERRARI S.P.A.			<u>.</u>	
Residenza	MODENA			, ,,	
D. TITOLO AUTOVEICOLO ELETTRONICO	A TRAZIONE POSTERIORE P	ROVVISTO DI DIFFERENZI	ALE AUTOBLO	CCANTE A CONTROLLO	
LEEDITRONICO	•				
t			•		
Classe proposta (sez/cl/scl/) [[(gruppo/sottogruppo) [[] / []]] [L RIASSUNTO .					
bloccaggio d rilevare in centralina	(1) a trazione posterio: ivo (24) di regolazione, del differenziale (9), d: tempo reale alcuni parar (15) di controllo, la que per variare la percentua	i una serie di sensori metri dinamici dell'aut	lare la perd (16), i qua toveicolo (1	centuale (%L) di ali sono atti a l), e di una	

funzione dei parametri dinamici dell'autoveicolo (1).



88-50 WISTEROOF AND STANKE AND SERVICE OF THE PROPERTY OF THE PROPER

M. DISEGNO

BO2003A 0 0 0 19 9

DESCRIZIONE

del brevetto per invenzione industriale di FERRARI S.P.A.,

di nazionalità italiana,

con sede a 41100 MODENA

VIA EMILIA EST, 1163

Inventore: BALDET Franck

04 APR. 2003

*** **** ***

La presente invenzione è relativa ad un autoveicolo a trazione posteriore provvisto di differenziale autobloccante.

Attualmente, gli autoveicoli sportivi ad alte prestazioni per utilizzo stradale presentano generalmente la trazione posteriore e sono provvisti di un differenziale autobloccante per cercare di aumentare la coppia motrice trasmessa dalle ruote posteriori alla superficie stradale.

Tuttavia, diverse prove sperimentali hanno evidenziato che i differenziali autobloccanti attualmente in commercio non riescono sempre massimizzare la coppia motrice trasmessa dalle ruote posteriori alla superficie stradale. Inoltre, differenziale autobloccante rende più presenza del difficoltosa e meno sicura la guida dell'autoveicolo, in quanto se una ruota posteriore perde temporaneamente

aderenza, il differenziale autobloccante trasferisce quasi istantaneamente una certa quantità di coppia motrice all'altra ruota posteriore con il rischio di innescare una scodata del veicolo, la quale scodata deve essere efficacemente e prontamente contrastata dal pilota agendo sui comandi dell'autoveicolo per evitare di mandare l'autoveicolo stesso in testa-coda.

Scopo della presente invenzione è di realizzare un autoveicolo a trazione posteriore provvisto di differenziale autobloccante, il quale sia di facile ed economica attuazione e sia, nel contempo, esente dagli inconvenienti sopra descritti.

In accordo con la presente invenzione, viene realizzato un autoveicolo a trazione posteriore provvisto di differenziale autobloccante secondo quanto stabilito dalla rivendicazione 1.

La presente invenzione verrà ora descritta con riferimento ai disegni annessi, che ne illustrano un esempio di attuazione non limitativo, in cui:

- la figura 1 illustra una vista schematica ed in pianta di un autoveicolo a trazione posteriore realizzato in accordo con la presente invenzione;
- la figura 2 illustra lo schema di funzionamento di un differenziale autobloccante

dell'autoveicolo della figura 1;

- la figura 3 illustra uno schema di controllo implementato da una centralina dell'autoveicolo della figura 1; e
- la figura 4 illustra un ulteriore schema di controllo implementato da una centralina dell'autoveicolo della figura 1

Nella figura 1, è indicato con il numero 1 un autoveicolo provvisto di due ruote 2 anteriori e di due ruote 3 posteriori motrici e comprendente un motore 4 a combustione interna anteriore, il quale produce una coppia Tm motrice che viene trasmessa alle ruote 3 posteriori motrici mediante una linea 5 di trasmissione. La linea 5 di trasmissione comprende una frizione 6, la quale è alloggiata in una campana solidale al motore 4 ed è atta a collegare l'albero motore del motore 4 ad un albero 7 di trasmissione terminante in un cambio 8 meccanico disposto al retrotreno; in cascata al cambio 8 è collegato un differenziale 9 autobloccante, dal quale partono una coppia di semiassi 10, ciascuno dei quali è solidale ad una rispettiva ruota 3 posteriore motrice.

All'interno dell'abitacolo 11 dell'autoveicolo 1 è presente un volante 12, il quale è atto ad imprimere un angolo Dvol di sterzatura alle ruote 2 anteriori, un pedale 13 del freno, il quale è atto a comandare un

impianto frenante per generare una coppia di frenatura sulle ruote 2 e 3, ed un pedale 14 dell'acceleratore, il quale è atto a regolare la coppia Tm motrice generata dal motore 4.

L'autoveicolo 1 comprende una centralina 15 controllo collegata ad una serie di sensori 16, i quali sono distribuiti all'interno dell'autoveicolo 1 e sono atti a rilevare in tempo reale rispettivi parametri dell'autoveicolo 1, quali, ad esempio la velocità V di avanzamento dell'autoveicolo 1, l'angolo di sterzatura dell'autoveicolo 1, la velocità Psip di imbardata dell'autoveicolo l'accelerazione 1. Ay laterale dell'autoveicolo 1, l'accelerazione longitudinale dell'autoveicolo 1, la velocità WrearL, WrearR di rotazione di ciascuna ruota 3 posteriore motrice, la posizione Pacc del pedale 14 dell'acceleratore, la posizione Pbra del pedale 13 del freno, e la coppia Tm motrice generata dal motore 4. Risulta chiaro che la centralina 15 di controllo può essere composta da più unità di elaborazione fisicamente separate e tra loro collegate, ad esempio, da un BUS inoltre, per rilevare uno 0 più parametri dell'autoveicolo 1 invece di un sensore 16 fisico può essere utilizzato un algoritmo stimatore implementato dalla centralina 15 di controllo.

Secondo quanto illustrato nella figura 2, il differenziale 9 autobloccante comprende un corpo scatolato, una coppia 18 conica, la quale è alloggiata all'interno del corpo 17 scatolato e trasmette la coppia Tm motrice alle due ruote 3 posteriori motrici mediante rispettivi semiassi 10, ed un dispositivo bloccaggio atto a bloccare parzialmente un semiasse 10 rispetto al corpo 17 scatolato. In particolare, dispositivo 19 di bloccaggio comprende una frizione 20, la quale è provvista di una camera 21 di spinta riempita con olio 22 in pressione e di un numero di dischi 23 solidali ad uno dei semiassi 10; quando la camera 21 di spinta viene riempita con olio 22 in pressione, viene generata una spinta assiale sui dischi 23 avente una intensità sostanzialmente proporzionale alla pressione P dell'olio 22 all'interno della camera 21 di spinta.

Al dispositivo 19 di bloccaggio del differenziale 9 è accoppiato un dispositivo 24 di regolazione, il quale è atto a variare la percentuale %L di bloccaggio del differenziale 9 tra zero ed un valore massimo (ad esempio 50%) variando la pressione P dell'olio 22 all'interno della camera 21 di spinta; in uso, la centralina 15 di controllo comanda il dispositivo 24 di regolazione per variare la percentuale %L di bloccaggio del differenziale 9 in funzione dei parametri dinamici

dell'autoveicolo 1.

dispositivo 24 di regolazione comprende serbatoio 25 di olio 22 a pressione atmosferica, dal quale parte un condotto 26 provvisto di una pompa 27 e una valvola di di non ritorno 28 per alimentare dell'olio 22 in pressione ad un accumulatore idraulico; mediante un condotto 30 l'accumulatore idraulico comunica con un ingresso di una elettrovalvola 31 proporzionale, dalla quale partono un condotto 32 sfociante nella camera 21 di spinta ed un condotto 33 sfociate nel serbatoio 25. In uso, l'elettrovalvola 31 è in grado di mantenere la camera 21 di spinta isolata dai serbatoio 25 per mantenere costante la pressione dell'olio 22 nella camera 21 di spinta, è in grado di collegare la camera 21 di spinta con il serbatoio 25 per ridurre la pressione P dell'olio 22 nella camera 21 di spinta, ed è atta a collegare la camera 21 di spinta con l'accumulatore 29 idraulico per aumentare la pressione P dell'olio 22 nella camera 21 di spinta.

L'elettrovalvola 31 viene pilotata da un alimentatore 34, il quale è controllato dalla centralina 15 di controllo ed è atto ad applicare una tensione variabile ai capi di una bobina 35 di comando dell'elettrovalvola 31 per fare circolare una corrente I elettrica attraverso la bobina 35 di comando stessa. Per

permettere la corretta attuazione dell'elettrovalvola 31, il dispositivo 24 di regolazione comprende un sensore 36 atto a rilevare il valore della pressione P dell'olio 22 all'interno della camera 21 di spinta, ed un sensore 37 atto a rilevare il valore della corrente I circolante attraverso la bobina 35 di comando dell'elettrovalvola 31.

In uso, la centralina 15 di controllo comanda il dispositivo 24 di regolazione pilotando l'alimentatore 34 per variare secondo le modalità sopra descritte la pressione P dell'olio 22 all'interno della camera 21 di spinta, quindi variare la forza assiale esercitata sui dischi 23 della frizione 20 e variare di conseguenza la percentuale Ldi bloccaggio del differenziale Secondo quanto illustrato nella figura 3, all'interno della centralina 15 di controllo viene stabilito secondo modalità che verranno descritte in seguito il valore desiderato della percentuale %Lrif di bloccaggio del differenziale 9, il quale valore viene tradotto in un equivalente valore Prif desiderato della pressione P dell'olio 22 all'interno della camera 21 di spinta; tale valore Prif desiderato viene confrontato con il valore P effettivo misurato dal sensore 36 per generare un errore E_P di pressione, dal quale viene ricavato un valore Irif desiderato della corrente I circolante attraverso la

bobina 35 mediante un regolatore PID 38. Il valore Irif desiderato viene confrontato con il valore I effettivo misurato dal sensore 37 per generare un errore $E_{\rm I}$ di corrente, il quale viene utilizzato da un regolatore PID 39 per pilotare l'alimentatore 34. In altre parole, la centralina 15 di controllo controlla il valore della pressione P dell'olio 22 all'interno della camera 21 di spinta mediante un primo anello di controllo, il quale utilizza come variabile di retroazione il valore della pressione P dell'olio 22 all'interno della camera 21 di spinta, ed un secondo anello di controllo, il quale è interno al primo anello di controllo ed utilizza come variabile di retroazione il valore della corrente I circolante attraverso la bobina 35 dell'elettrovalvola 31.

Secondo una forma di attuazione alternativa, sono previsti due sensori 16 di coppia, ciascuno dei quali è collegato alla centralina 15 di controllo, è accoppiato ad un rispettivo semiasse 10, ed è atto a rilevare in reale il valore della coppia trasmessa dal differenziale 9 autobloccante alla rispettiva ruota 3 posteriore attraverso il relativo semiasse 10. Preferibilmente, ciascun sensore 16 di coppia è di tipo elettromagnetico edatto misurare elettromagneticamente la deformazione torsionale

rispettivo semiasse 10 per stimare il valore della coppia trasmessa dal semiasse 10 stesso alla relativa ruota 3 posteriore.

La centralina 15 di controllo è atta a comandare il dispositivo 24 di regolazione per variare la percentuale %L di bloccaggio del differenziale 9 in funzione del della coppia trasmessa dal differenziale autobloccante a ciascuna ruota 3 posteriore; particolare, la centralina 15 di controllo è atta a prevedere la futura evoluzione temporale della velocità angolare di rotazione di ciascuna ruota 3 posteriore utilizzando il valore della coppia trasmessa dal rispettivo semiasse 10, e di comandare il dispositivo 24 regolazione per variare la percentuale bloccaggio del differenziale 9 in funzione della futura evoluzione temporale della velocità angolare di rotazione di ciascuna ruota 3 posteriore.

Risulta vantaggioso il fatto che la centralina 15 di controllo stima un valore desiderato della percentuale %L di bloccaggio del differenziale 9 in funzione dei parametri dinamici dell'autoveicolo 1, stima un valore desiderato della coppia trasmessa da ciascun semiasse 10 in funzione del valore desiderato della percentuale %L di bloccaggio del differenziale 9, e controlla il dispositivo 24 di regolazione mediante un

anello di controllo in retroazione, il quale utilizza come variabile di retroazione il valore della coppia trasmessa a ciascuna ruota 3 posteriore. Ovviamente, internamente all'anello di controllo sul valore della coppia possono essere presenti un anello di controllo sul valore della pressione P dell'olio 22 all'interno della camera 21 di spinta e/o un anello di controllo sul valore della corrente I circolante attraverso la bobina 35.

In particolare, secondo quanto illustrato nella figura 4, all'interno della centralina 15 di controllo viene stabilito secondo modalità che verranno descritte in seguito il valore desiderato della percentuale %Lrif di bloccaggio del differenziale 9, il quale valore viene confrontato con il valore effettivo della percentuale %L di bloccaggio del differenziale 9 misurato mediante i sensori 16 di coppia accoppiati ai semiassi 10 per generare un errore E_{L} di percentuale %Lrif bloccaggio. Mediante un regolatore 40 PID, da tale errore E: di percentuale di bloccaggio viene ricavato un segnale S di comando, il quale viene fornito ad un blocco 41 di controllo per determinare un corrispondente valore Irif desiderato della corrente I circolante la bobina 35 mediante. I1 valore desiderato viene confrontato con il valore I effettivo

misurato dal sensore 37 per generare un errore E_{r} di corrente, il quale viene utilizzato dal regolatore PID 39 per pilotare l'alimentatore 34. Secondo una preferita forma di attuazione, al segnale S di comando fornito dal regolatore 40 PID viene sommato un ulteriore contributo, il quale dipende direttamente dal valore desiderato della percentuale %Lrif di bloccaggio del differenziale 9 ed è fornito da un blocco 42 di calcolo implementate un modello inverso. In altre parole, il segnale fornito al blocco 41 di controllo dipende sia dall'errore sul valore della percentuale %Lrif di bloccaggio del differenziale 9 (controllo in retroazione a catena chiusa), sia dal valore desiderato della percentuale %Lrif di bloccaggio del differenziale 9 (controllo diretto catena aperta); tale soluzione implementata per aumentare la velocità di risposta complessiva del controllo.

In altre parole, la centralina 15 di controllo controlla la percentuale %Lrif di bloccaggio del differenziale 9 mediante un primo anello di controllo, il quale utilizza come variabile di retroazione il valore della percentuale %Lrif di bloccaggio del differenziale 9, ed un secondo anello di controllo, il quale è interno al primo anello di controllo ed utilizza come variabile di retroazione il valore della corrente I

circolante attraverso la bobina 35 dell'elettrovalvola 31.

Durante la marcia dell'autoveicolo 1, la centralina 15 di controllo determina il valore desiderato della percentuale %L di bloccaggio del differenziale 9 funzione dei parametri dinamici dell'autoveicolo 1, funzione della posizione Pacc del pedale 14 dell'acceleratore, della posizione Pbra del pedale 13 del freno, della coppia Tm motrice, ed in funzione della marcia inserita e dell'eventuale intervento di altri dispositivo elettronici presenti nell'autoveicolo 1 (ad esempio ABS, ed ESP). A titolo di ASR esempio parametri dinamici dell'autoveicolo 1 utilizzati dalla centralina 15 di controllo per determinare il valore desiderato della percentuale %L di bloccaggio del differenziale 9 possono essere: la velocità v di avanzamento dell'autoveicolo 1, l'angolo Dvol di sterzatura dell'autoveicolo 1, la velocità Psip di imbardata dell'autoveicolo 1, l'accelerazione Ay laterale dell'autoveicolo 1, l'accelerazione $\mathbf{A}\mathbf{x}$ longitudinale dell'autoveicolo 1 e la velocità WrearL, WrearR di rotazione di ciascuna ruota 3 posteriore motrice. Inoltre, per determinare il valore desiderato della percentuale %L di bloccaggio del differenziale 9 la centralina 15 di controllo può tenere conto del tipo

di guida (normale, sport, bassa aderenza...) selezionato dal pilota dell'autoveicolo 1.

Durante la percorrenza di una traiettoria sostanzialmente rettilinea, la centralina 15 controllo annulla la percentuale %L di bloccaggio del differenziale 9 in caso di guida normale, ed aumenta progressivamente la percentuale %L di bloccaggio del differenziale 9 in caso di guida sportiva; il discriminante tra guida normale e guida sportiva, oltre che alle impostazioni dello stile di guida effettuate dal pilota, può essere fornito dalla posizione Pacc del pedale 14 dell'acceleratore, dal valore dell'accelerazione Ax longitudinale dell'autoveicolo 1 e/o dal valore della velocità V dell'autoveicolo 1.

Durante la percorrenza di una curva la centralina 15 di controllo aumenta progressivamente la percentuale %L di bloccaggio del differenziale 9 in caso di rilascio del pedale 14 dell'acceleratore per stabilizzare l'autoveicolo 1.

Durante la percorrenza di una curva la centralina 15 di controllo riduce progressivamente la percentuale %L di bloccaggio del differenziale 9 in caso di pressione (affondata) del pedale 14 dell'acceleratore per massimizzare sia la stabilità dell'autoveicolo 1, sia le prestazioni di accelerazione in curva; in

particolare, la riduzione della percentuale Ldi bloccaggio differenziale del 9 è proporzionale all'accelerazione Ay laterale dell'autoveicolo 1, alla velocità V dell'autoveicolo 1, alla coppia Tm motrice erogata dal motore 4, e/o alla marcia inserita. In tale condizione, la centralina 15 di controllo potrebbe anche ridurre la coppia Tm motrice erogata dal motore 4 per limitare l'effetto di sovrasterzo di potenza.

Durante la percorrenza a velocità sostanzialmente costante di una curva la centralina 15 di controllo stima lo stato di aderenza delle ruote 2, 3 al fondo stradale, e di conseguenza annulla la percentuale %L di bloccaggio del differenziale 9 quando lo stato aderenza delle ruote 2, 3 al fondo stradale è prossimo lontano dal limite di aderenza, aumenta progressivamente la percentuale %L di bloccaggio del differenziale 9 quando lo stato di aderenza delle ruote 2, 3 al fondo stradale si avvicina al limite di aderenza ed infine riduce la percentuale %L di bloccaggio del differenziale 9 fino al valore nullo quando lo stato di aderenza delle ruote 2, 3 al fondo stradale è molto prossimo al limite aderenza. Preferibilmente, la centralina controllo aumenta progressivamente la percentuale %L di bloccaggio del differenziale 9 quando lo stato aderenza delle ruote 2, 3 al fondo stradale si avvicina

al limite di aderenza in modo proporzionale al valore dell'accelerazione Ay laterale dell'autoveicolo 1 ed al valore della velocità V dell'autoveicolo 1.

Lo stato di aderenza delle ruote 2, 3 al fondo stradale viene stimato in funzione del valore dell'angolo Dvol di sterzo dell'autoveicolo 1 e del valore dell'accelerazione Ay laterale dell'autoveicolo 1; in particolare, la centralina 15 di controllo annulla la percentuale %L di bloccaggio del differenziale 9 quando vi è una relazione di sostanziale proporzionalità diretta tra il valore dell'angolo Dvol di dell'autoveicolo 1 ed il valore dell'accelerazione Ay laterale dell'autoveicolo 1 ed aumenta progressivamente la percentuale %L di bloccaggio del differenziale 9 quando vi è relazione una di sostanziale proporzionalità diretta tra il valore dell'angolo Dvol di sterzo dell'autoveicolo 1 ed il valore dell'accelerazione Ay laterale dell'autoveicolo 1.

Operando come sopra dettagliato durante la percorrenza a velocità sostanzialmente costante di una curva, viene eliminato il comportamento sottosterzante dell'autoveicolo 1 quando lo stato di aderenza delle ruote 2, 3 al fondo stradale è lontano dal limite di aderenza (relazione lineare tra angolo Dvol di sterzo ed accelerazione Ay laterale), l'autoveicolo 1 risulta

leggermente sovrasterzante quando lo stato di aderenza delle ruote 2, 3 al fondo stradale si avvicina al limite di aderenza, e l'autoveicolo 1 risulta sottosterzante (quindi con un comportamento più sicuro e prevedibile) quando lo stato di aderenza delle ruote 2, 3 al fondo stradale è molto prossimo al limite di aderenza.

Prove sperimentali hanno evidenziato che l'utilizzo del sopra descritto dispositivo 24 di regolazione della percentuale %L di bloccaggio del differenziale 9 permette di ottenere un incremento delle prestazioni, della stabilità direzionale, della sicurezza attiva anche al limite di aderenza e del piacere di guida.



RIVENDICAZIONI

- 1) Autoveicolo (1) а trazione posteriore comprendente un differenziale (9) autobloccante ed un numero di sensori (16) atti a rilevare in tempo reale rispettivi parametri dinamici dell'autoveicolo l'autoveicolo (1) essendo caratterizzato dal fatto di comprendere un dispositivo (24) di regolazione, il quale è atto a variare la percentuale (%L) di bloccaggio del differenziale (9), ed una centralina (15) di controllo, la quale è atta a comandare il dispositivo (24) regolazione per variare la percentuale (왕上) di bloccaggio del differenziale (9) in funzione dei parametri dinamici dell'autoveicolo (1).
- 2) Autoveicolo (1) secondo la rivendicazione 1, il differenziale (9) autobloccante comprende corpo (17) scatolato, una coppia (18) conica, la quale è alloggiata all'interno del corpo (17)scatolato trasmette la coppia (Tm) motrice alle due ruote (3) posteriori motrici mediante rispettivi semiassi (10), ed un dispositivo (19) di bloccaggio atto a bloccare parzialmente un semiasse (10) rispetto al corpo (17) scatolato; il dispositivo (19) di bloccaggio comprendendo una frizione (20), la quale è provvista di un numero di dischi (23) solidali ad uno dei semiassi (10) e di una camera (21) di spinta riempita con un

- fluido (22) in pressione (P) per esercitare una spinta assiale variabile sui dischi (23).
- 3) Autoveicolo (1) secondo la rivendicazione 2, in cui il dispositivo (24) di regolazione è atto a variare la pressione (P) del fluido (22) all'interno della camera (21) di spinta.
- 4) Autoveicolo (1) secondo la rivendicazione 3, in cui il dispositivo (24) di regolazione comprende una elettrovalvola (31), la quale è atta a collegare selettivamente la camera (21) di spinta con un serbatoio (25) di scarico del fluido (22) o con un serbatoio (29) di carico del fluido (22) in pressione (P).
- 5) Autoveicolo (1) secondo la rivendicazione 4, in cui la centralina (15) di controllo stima un valore desiderato della percentuale (%L) di bloccaggio del differenziale (9) in funzione dei parametri dinamici dell'autoveicolo (1), stima un valore (Prif) desiderato della pressione (P) del fluido (22) all'interno della camera (21) di spinta in funzione del valore desiderato della percentuale (%L) di bloccaggio del differenziale (9), e comanda l'elettrovalvola (31) per applicare all'interno della camera (21) di spinta il valore (Prif) desiderato della pressione (P) del fluido (22).
- 6) Autoveicolo (1) secondo la rivendicazione 5, in cui il dispositivo (24) di regolazione comprende un

primo sensore (36) atto a rilevare il valore della pressione (P) del fluido (22) all'interno della camera di spinta, ed un secondo sensore (37) atto a rilevare il valore della corrente (I) circolante. attraverso l'elettrovalvola (31); la centralina (15) di controllo controllando il valore della pressione (P) del fluido (22) all'interno della camera (21) di spinta mediante un primo anello di controllo, il quale utilizza come variabile di retroazione il valore della pressione (P) del fluido (22) all'interno della camera (21) di spinta, ed un secondo anello di controllo, il quale è interno al primo anello di controllo ed utilizza come variabile di retroazione il valore della corrente (I) circolante attraverso l'elettrovalvola (31).

- 7) Autoveicolo (1) secondo una delle rivendicazioni da 1 a 6, e comprendente un motore (4) atto a produrre una coppia (Tm) motrice che viene trasmessa alle ruote (3) posteriori motrici attraverso il differenziale (9) autobloccante, pedale dell'acceleratore un (14)attraverso il quale viene modulata la coppia motrice generata dal motore (4) ed un pedale (13) del freno attraverso il quale viene modulata una coppia frenante agente sull'autoveicolo (1).
- 8) Autoveicolo (1) secondo la rivendicazione 7, in cui la centralina (15) di controllo è atta a comandare

0.33 Euro

dispositivo (24) di regolazione per variare il percentuale (%L) di bloccaggio del differenziale (9) in funzione della velocità (V) di avanzamento dell'autoveicolo (1), dell'angolo (Dvol) di sterzatura dell'autoveicolo (1), della velocità (Psip) di imbardata dell'autoveicolo (1), dell'accelerazione (Ay) laterale dell'autoveicolo (1), dell'accelerazione $(\mathbf{A}\mathbf{x})$ longitudinale dell'autoveicolo (1), della velocità (WrearL, WrearR) di rotazione di ciascuna ruota (3) posteriore motrice, della posizione (Pacc) del pedale dell'acceleratore, della posizione (Pbra) pedale (13) del freno, e della coppia (Tm) motrice.

- 9) Autoveicolo (1) secondo la rivendicazione 7 o 8, in cui durante la percorrenza di una curva la centralina (15) di controllo è atta ad aumentare la percentuale (%L) di bloccaggio del differenziale (9) in caso di rilascio del pedale (14) dell'acceleratore.
- 10) Autoveicolo (1) secondo la rivendicazione 7, 8 0 9, in cui durante la percorrenza di una curva la centralina (15) di controllo è atta ad ridurre la percentuale (%L) di bloccaggio del differenziale (9) in caso di pressione del pedale (14) dell'acceleratore.
- 11) Autoveicolo (1) secondo la rivendicazione 10, in cui la riduzione della percentuale (%L) di bloccaggio del differenziale (9) è proporzionale all'accelegazione

- (Ay) laterale dell'autoveicolo (1), alla velocità (V) dell'autoveicolo (1) ed alla coppia (Tm) motrice erogata dal motore (4).
- 12) Autoveicolo (1) secondo la rivendicazione 10 o 11, in cui la centralina (15) di controllo è atta a ridurre la coppia (Tm) motrice erogata dal motore (4) per limitare l'effetto di sovrasterzo di potenza.
- 13) Autoveicolo (1) secondo una delle rivendicazioni da 7 a 12, in cui durante la percorrenza a velocità sostanzialmente costante di una curva la centralina (15) di controllo è atta a stimare lo stato di aderenza delle ruote (2, 3) al fondo stradale, è atta ad annullare la percentuale (%L) di bloccaggio del differenziale (9) quando lo stato di aderenza delle ruote (2, 3) al fondo stradale è lontano dal limite di aderenza, ed è atta ad aumentare progressivamente la percentuale (%L) di bloccaggio del differenziale (9) quando lo stato di aderenza delle ruote (2, 3) al fondo stradale si avvicina al limite di aderenza.
- 14) Autoveicolo (1) secondo la rivendicazione 13, in cui la centralina (15) di controllo è atta a ridurre la percentuale (%L) di bloccaggio del differenziale (9) fino al valore nullo quando lo stato di aderenza delle ruote (2, 3) al fondo stradale è molto prossimo al limite di aderenza.

- 15) Autoveicolo (1) secondo la rivendicazione 13 o 14, in cui la centralina (15) di controllo è atta ad aumentare progressivamente la percentuale (%L) di bloccaggio del differenziale (9) quando lo stato di aderenza delle ruote (2, 3) al fondo stradale avvicina al limite di aderenza in modo proporzionale al valore dell'accelerazione (Ay) laterale dell'autoveicolo (1) ed al valore della velocità (V) dell'autoveicolo (1).
- 16) Autoveicolo (1) secondo la rivendicazione 13, 14 o 15, in cui la centralina (15) di controllo è atta ad annullare la percentuale (%L) di bloccaggio del differenziale (9) quando vi è una relazione di sostanziale proporzionalità diretta il tra valore dell'angolo (Dvol) di sterzo dell'autoveicolo (1) ed il valore dell'accelerazione (Ay) laterale dell'autoveicolo (1) edè atta adaumentare progressivamente di bloccaggio del differenziale percentuale (왕L) è una relazione di sostanziale proporzionalità diretta tra il valore dell'angolo (Dvol) di sterzo dell'autoveicolo eđ **i**1 valore dell'accelerazione (Ay) laterale dell'autoveicolo (1).
- 17) Autoveicolo (1) secondo una delle rivendicazioni da 13 a 16, in cui la centralina (15) di controllo è atta a stimare lo stato di aderenza delle

- ruote (2, 3) al fondo stradale stimando il valore dell'accelerazione (Ay) laterale dell'autoveicolo (1).
- 18) Autoveicolo (1) secondo una delle rivendicazioni da 13 a 16, in cui la centralina (15) di controllo è atta a stimare lo stato di aderenza delle ruote (2, 3) al fondo stradale stimando il valore dell'angolo (Dvol) di sterzo dell'autoveicolo (1) ed il valore dell'accelerazione (Ay) laterale dell'autoveicolo (1).
- 19) Autoveicolo (1) secondo delle una rivendicazioni da 7 a 18, in cui durante la percorrenza traiettoria sostanzialmente rettilinea, centralina (15) di controllo è atta ad annullare percentuale (%L) di bloccaggio del differenziale (9) in normale, ed atta ad aumentare di quida caso progressivamente la percentuale (%L) di bloccaggio del differenziale (9) in caso di guida sportiva.
- 20) Autoveicolo (1) secondo una delle rivendicazioni da 1 a 19, e comprendente una coppia di semiassi (10), ciascuno dei quali collega meccanicamente il differenziale (9) autobloccante ad una rispettiva ruota (3) posteriore, e due sensori (16) di coppia, ciascuno dei quali è collegato alla centralina (15) di controllo, è accoppiato ad un rispettivo semiasse (10), ed è atto a rilevare in tempo reale il valore della

coppia trasmessa dal differenziale (9) autobloccante alla rispettiva ruota (3) posteriore attraverso relativo semiasse (10); la centralina (15) di controllo essendo atta comandare il a dispositivo regolazione per variare la percentuale (%L) di bloccaggio del differenziale (9) in funzione del valore della coppia trasmessa. dal differenziale (9) autobloccante a ciascuna ruota (3) posteriore.

- 21) Autoveicolo (1) secondo la rivendicazione 20, in cui ciascun sensore (16) di coppia è di tipo elettromagnetico ed è atto a misurare elettromagneticamente la deformazione torsionale del rispettivo semiasse (10) per stimare il valore della coppia trasmessa dal semiasse (10) stesso alla relativa ruota (3) posteriore.
- 22) Autoveicolo (1) secondo la rivendicazione 20 o 21, in cui la centralina (15) di controllo è atta a prevedere la futura evoluzione temporale della velocità angolare di rotazione di ciascuna ruota (3) posteriore utilizzando il valore della coppia trasmessa dal rispettivo semiasse (10), e di comandare il dispositivo (24) di regolazione per variare la percentuale (%L) di bloccaggio del differenziale (9) in funzione della futura evoluzione temporale della velocità angolare di rotazione di ciascuna ruota (3) posteriore.

- 23) Autoveicolo (1) secondo la rivendicazione 20, 21 o 22, in cui la centralina (15) di controllo stima un valore desiderato della percentuale (%L) di bloccaggio del differenziale (9) in funzione dei parametri dinamici dell'autoveicolo (1), e controlla il dispositivo (24) di regolazione mediante un anello di controllo in retroazione, ilquale utilizza come variabile di retroazione il valore della percentuale di bloccaggio del differenziale (9).
- 24) Autoveicolo (1) secondo la rivendicazione 23, in cui il dispositivo (24) di regolazione comprende una elettrovalvola (31), la quale viene pilotata per variare la percentuale (%L) di bloccaggio del differenziale (9), ed un secondo sensore (37) atto a rilevare il valore della corrente (I) circolante attraverso l'elettrovalvola (31); la centralina (15) di controllo controllando il dispositivo (24) di regolazione mediante un primo anello di controllo, il quale utilizza come variabile di retroazione il valore della percentuale (%L) di bloccaggio del differenziale (9), ed un secondo anello di controllo, il quale è interno al primo anello di controllo ed utilizza come variabile di retroazione valore della corrente (I) circolante attraverso l'elettrovalvola (31).
 - 25) Autoveicolo (1) secondo la rivendicazione 20,

21 o 22, in cui la centralina (15) di controllo stima un valore desiderato della percentuale (%L) di bloccaggio del differenziale (9) in funzione dei parametri dinamici dell'autoveicolo (1), e controlla il dispositivo (24) di regolazione sommando un anello di controllo in retroazione, il quale utilizza come variabile di retroazione il valore della percentuale (왕L) di bloccaggio del differenziale (9), ed un anello di controllo diretto a catena aperta, il quale utilizza come variabile di controllo il valore desiderato della percentuale (%L) di bloccaggio del differenziale (9).

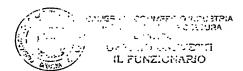
26) Autoveicolo (1) secondo la rivendicazione 25, in cui il dispositivo (24) di regolazione comprende una elettrovalvola (31), la quale viene pilotata per variare la percentuale (%L) di bloccaggio del differenziale (9), ed un secondo sensore (37) atto a rilevare il valore della corrente (I)circolante attraverso l'elettrovalvola (31); la centralina (15) di controllo controllando il dispositivo (24) di regolazione mediante un primo anello di controllo, il quale utilizza come variabile di retroazione il valore della percentuale (%L) di bloccaggio del differenziale (9), ed un secondo anello di controllo, il quale è interno al primo anello di controllo ed utilizza come variabile di retroazione valore della corrente il (I) circolante

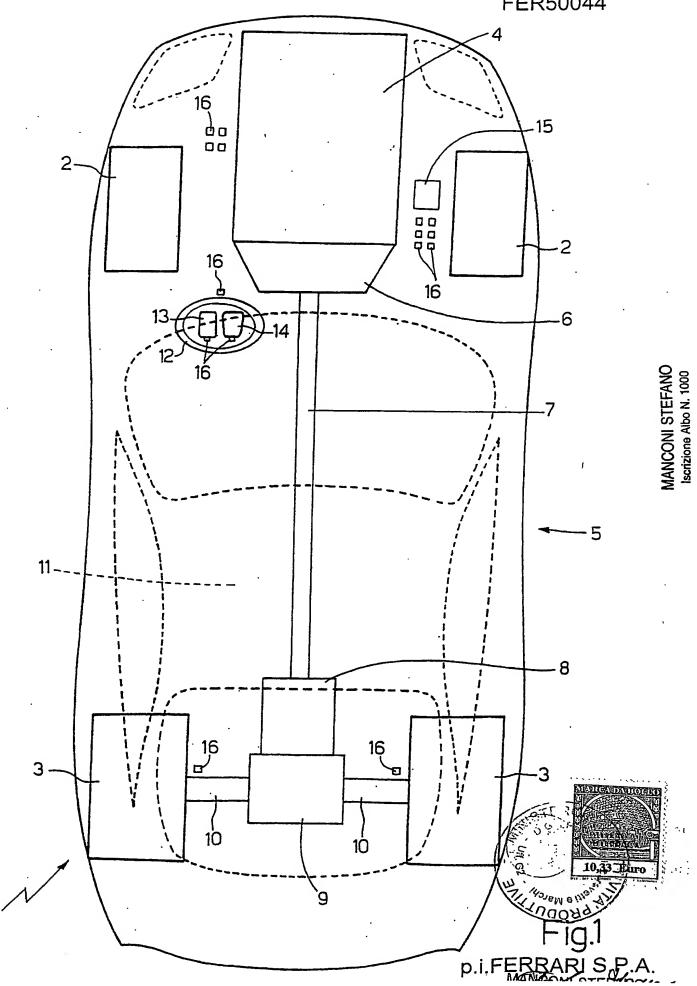
MANCONI STEFANO Iscrizione Albo N. 1000

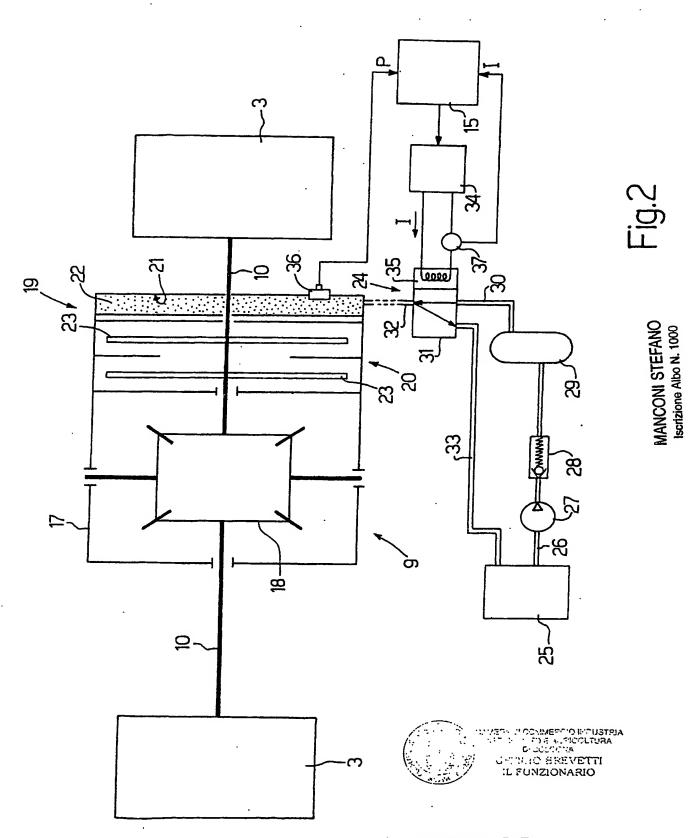
l'elettrovalvola (31).

p.i. FERRARI S.P.A.



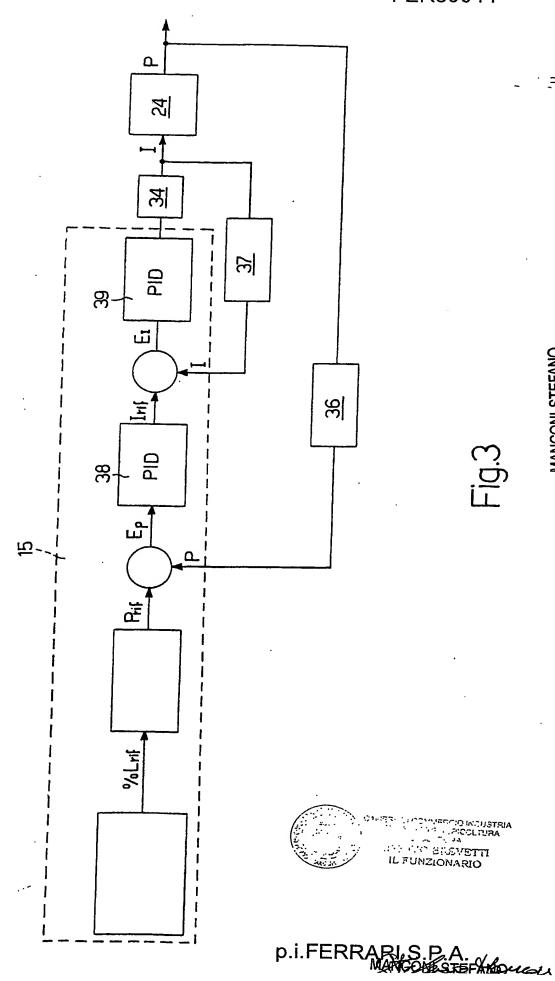




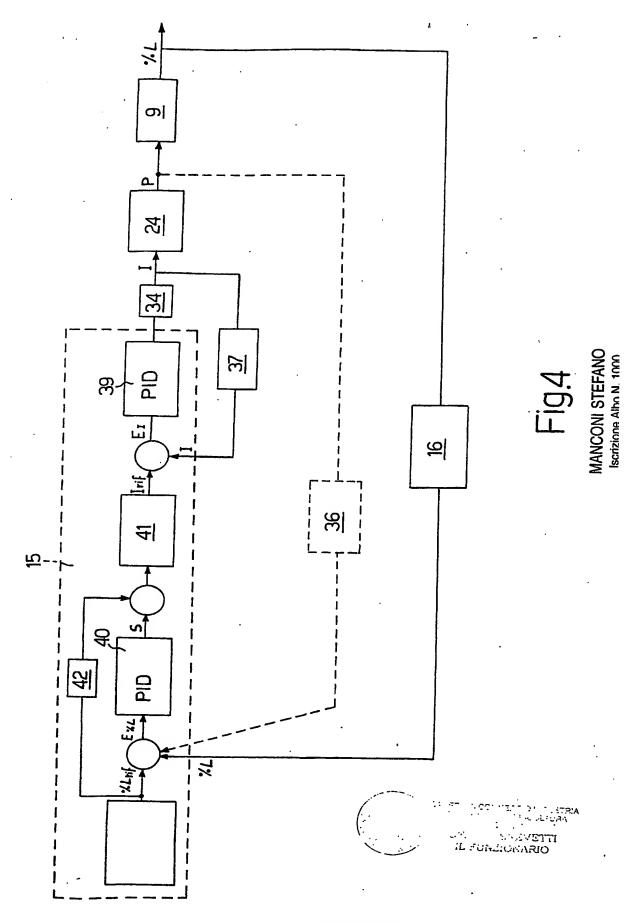


p.i.FERRARI S.P.A.

MARCON STERMACC



FER50044



p.i.FERRARI S.P.A.